日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 3月31日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-095746

[ST. 10/C]:

[JP2003-095746]

出 願
Applicant(s):

アスモ株式会社

2004年 1月29日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





【書類名】

特許願

【整理番号】

ASP-00211

【提出日】

平成15年 3月31日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

B60S 1/52

F16K 15/00

【発明者】

【住所又は居所】

静岡県湖西市梅田390番地 アスモ株式会社内

【氏名】

丸山 明

【特許出願人】

【識別番号】

000101352

【氏名又は名称】

アスモ株式会社

【代理人】

【識別番号】

100079049

【弁理士】

【氏名又は名称】

中島 淳

【電話番号】

03-3357-5171

【選任した代理人】

【識別番号】

100084995

【弁理士】

【氏名又は名称】

加藤 和詳

【電話番号】

03-3357-5171

【選任した代理人】

【識別番号】

100085279

【弁理士】

【氏名又は名称】

西元 勝一

【電話番号】

03-3357-5171

【選任した代理人】

【識別番号】

100099025

【弁理士】

【氏名又は名称】 福田 浩志

【電話番号】

03-3357-5171

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 006839

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9502369

【プルーフの要否】 要 【書類名】 明細書

【発明の名称】 ウォッシャノズル及びホースジョイント

【特許請求の範囲】

【請求項1】 洗浄液が供給される供給口と、洗浄液が噴射される噴射口と 、前記供給口と前記噴射口とを連通する水路とを有するノズルボデーと、

前記水路に設けられ、前記水路を閉塞すると共に、前記供給口に洗浄液が供給されることで前記供給口側の前記水路から前記噴射口側の前記水路への洗浄液の流入を可能とする逆止弁と、

前記水路の前記逆止弁より前記供給口側に設けられ、洗浄液内の異物の通過を 阻止するフィルタ部と、

を備えたウォッシャノズル。

【請求項2】 前記ノズルボデーは、前記供給口を有するロアボデーと前記 噴射口を有するアッパボデーとが組み付けられて構成された、ことを特徴とする 請求項1記載のウォッシャノズル。

【請求項3】 前記逆止弁は前記アッパボデーの前記水路に設けられると共に、前記フィルタ部は前記ロアボデーの前記水路に設けられる、ことを特徴とする請求項2記載のウォッシャノズル。

【請求項4】 前記水路の周囲に設けられ、前記逆止弁が接触すると共に前記フィルタ部よりも前記逆止弁側へ突出する弁座を備えた、ことを特徴とする請求項1乃至請求項3の何れか1項記載のウォッシャノズル。

【請求項5】 前記逆止弁は、前記ロアボデーと前記アッパボデーとの組み付けにより狭持固定されると共に前記ロアボデーと前記アッパボデーとの組付部位をシールする環状の固定部と、前記固定部から内方へ伸びる所定数の接続部と、前記所定数の接続部に支持され前記ロアボデーの前記水路と前記アッパボデーの前記水路との連通口の周囲に接触して前記連通口を閉塞すると共に前記供給口からの洗浄液の流圧によって前記連通口から離間可能な弁体と、前記固定部と前記接続部と前記弁体との間に形成された流路と、を有する、ことを特徴とする請求項2乃至請求項4の何れか1項記載のウォッシャノズル。

【請求項6】 前記水路に配置され、前記逆止弁を前記供給口側へ付勢する

スプリングを備えた、ことを特徴とする請求項1乃至請求項5の何れか1項記載のウォッシャノズル。

【請求項7】 前記アッパボデーに被係止部が形成されると共に前記ロアボデーに係止部が形成され、前記アッパボデーと前記ロアボデーとが嵌合組み付けされたとき、前記被係止部と前記係止部とが係止され、かつ、前記固定部が弾性変形状態で密着狭持される、ことを特徴とする請求項5または請求項6の何れか1項記載のウォッシャノズル。

【請求項8】 供給側ホースが接続され液体が供給される供給口と、排出側ホースが接続され液体が排出される排出口と、前記供給口と前記排出口とを連通する水路とを有するジョイントボデーと、

前記水路に設けられ、前記水路を閉塞すると共に、前記供給口に液体が供給されることで前記供給口側の前記水路から前記排出口側の前記水路への液体の流入を可能とする逆止弁と、

前記水路の前記逆止弁より前記供給口側に設けられ、液体内の異物の通過を阻止するフィルタ部と、

を備えたホースジョイント。

【請求項9】 前記ジョイントボデーは、前記供給口を有する供給側ボデーと前記排出口を有する排出側ボデーとが組み付けられて構成された、ことを特徴とする請求項8記載のホースジョイント。

【請求項10】 前記逆止弁は前記排出側ボデーの前記水路に設けられると 共に、前記フィルタ部は前記供給側ボデーの前記水路に設けられる、ことを特徴 とする請求項9記載のホースジョイント。

【請求項11】 前記ジョイントボデーは複数の前記排出口を有し、前記供給口は前記フィルタ部及び前記逆止弁を介して前記各排出口に連通する、ことを特徴とする請求項8乃至請求項10の何れか1項記載のホースジョイント。

【請求項12】 前記逆止弁は、前記供給側ボデーと前記排出側ボデーとの組み付けにより狭持固定されると共に前記供給側ボデーと前記排出側ボデーとの組付部位をシールする環状の固定部と、前記固定部から内方へ伸びる所定数の接続部と、前記所定数の接続部に支持され前記供給側ボデーの前記水路と前記排出

側ボデーの前記水路との連通口の周囲に接触して前記連通口を閉塞すると共に前記供給口からの液体の流圧によって前記連通口から離間可能な弁体と、前記固定部と前記接続部と前記弁体との間に形成された流路と、を有する、ことを特徴とする請求項9乃至請求項11の何れか1項記載のホースジョイント。

【請求項13】 前記排出側ボデーに被係止部が形成されると共に前記供給側ボデーに係止部が形成され、前記排出側ボデーと前記供給側ボデーとが嵌合組み付けされたとき、前記被係止部と前記係止部とが係止され、かつ、前記固定部が弾性変形状態で密着狭持される、ことを特徴とする請求項12記載のホースジョイント。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、噴射口から洗浄液を噴射するウォッシャノズル及び供給口から供給された液体を排出口から排出するホースジョイントに関する。

[0002]

【従来の技術】

車両ボデーにウインドウガラスを洗浄する目的で設けられるウォッシャノズル には、フィルタ部が設けられたものがある(例えば、特許文献 1 参照)。

[0003]

このウォッシャノズルは、接続管に接続されると共に、縦水道、横水道及び噴射口を有しており、接続管から縦水道に供給された洗浄液が横水道を介して噴射口からウインドウガラスへ噴射される。さらに、フィルタ部が縦水道と横水道との連通部位に設けられており、これにより、洗浄液内の異物がフィルタ部を通過することが阻止されて、当該異物が噴射口に目詰まりすることが防止されている

[0004]

また、ウォッシャノズル内には逆止弁(圧縮コイルスプリング、樹脂プレート及びゴム弁)が設けられており、これにより、車両の振動や加速度によって縦水道内や横水道内の洗浄液が噴射口から液ダレしてしまうことが防止されている。

[0005]

しかしながら、この逆止弁は、フィルタ部の上流側(洗浄液供給側)に設けられている。このため、フィルタ部で通過を阻止された洗浄液内の異物が、逆止弁の動作を妨げたり、逆止弁の密閉性を悪化させて逆止効果を低下させてしまう等、逆止弁の機能を低下させる恐れがあった。

[0006]

また、ウォッシャノズルと接続管との接続部位のシール性を確保するために、 ウォッシャノズルと接続管とが超音波溶着等で固着されている。このため、一旦 ウォッシャノズルと接続管とを組み付けると、ウォッシャノズル内(逆止弁やフィルタ部等)をメンテナンスしたり手直しすることができず、ウォッシャノズル 全体を廃却することになるという問題があった。

[0007]

さらに、逆止弁は、圧縮コイルスプリング、樹脂プレート及びゴム弁の3部品により構成されているため、部品点数及び組付工数が多く、高コストになるという問題もあった。

[0008]

また、仮に、上記逆止弁及びフィルタ部が、ウォッシャノズルに洗浄液を供給するホースに介在されるホースジョイントに設けられる場合にも、上記と同様の問題が生じ得る。

[0009]

【特許文献1】

特開2002-331918公報

[0010]

【発明が解決しようとする課題】

本発明は上記事実を考慮し、逆止弁の機能が低下されることを防止できるウォッシャノズル及びホースジョイントを得ることが目的である。

$[0\ 0\ 1\ 1]$

【課題を解決するための手段】

請求項1に記載のウォッシャノズルは、洗浄液が供給される供給口と、洗浄液

が噴射される噴射口と、前記供給口と前記噴射口とを連通する水路とを有するノ ズルボデーと、前記水路に設けられ、前記水路を閉塞すると共に、前記供給口に 洗浄液が供給されることで前記供給口側の前記水路から前記噴射口側の前記水路 への洗浄液の流入を可能とする逆止弁と、前記水路の前記逆止弁より前記供給口 側に設けられ、洗浄液内の異物の通過を阻止するフィルタ部と、を備えている。

[0012]

請求項1に記載のウォッシャノズルでは、供給口に洗浄液が供給されると、逆止弁が供給口側の水路から噴射口側の水路への洗浄液の流入を可能として、洗浄液が噴射口から噴射される。また、供給口に洗浄液が供給されない際には、逆止弁が水路を閉塞して、噴射口側の水路から供給口側の水路への洗浄液の流出及び供給口側の水路から噴射口側の水路への洗浄液の流出が阻止される。これにより、水路内の洗浄液が噴射口から液ダレすることを防止できると共に、水路内に洗浄液が充満されて噴射口からの洗浄液の噴射開始時における噴射応答性を向上できる。

[0013]

また、水路に設けられたフィルタ部が、洗浄液内の異物の通過を阻止する。このため、噴射口の目詰まりを防止できる。

[0 0 1 4]

ここで、フィルタ部が水路の逆止弁より供給口側(上流側)に設けられている。これにより、フィルタ部で通過を阻止された洗浄液内の異物によって、逆止弁の動作が妨げられたり、逆止弁の閉塞性が悪化されて逆止効果が低下されてしまうこと等を防止でき、逆止弁の機能が低下されることを防止できる。

$[0\ 0\ 1\ 5]$

請求項2に記載のウォッシャノズルは、請求項1に記載のウォッシャノズルに おいて、前記ノズルボデーは、前記供給口を有するロアボデーと前記噴射口を有 するアッパボデーとが組み付けられて構成された、ことを特徴としている。

[0016]

請求項2に記載のウォッシャノズルでは、ノズルボデーが、供給口を有するロアボデーと噴射口を有するアッパボデーとが組み付けられて構成されている、言

い換えればノズルボデーはロアボデーとアッパボデーとに分割されているため、 ノズルボデー内に逆止弁及びフィルタ部を容易に設けることができる。

[0017]

請求項3に記載のウォッシャノズルは、請求項2に記載のウォッシャノズルに おいて、前記逆止弁は前記アッパボデーの前記水路に設けられると共に、前記フィルタ部は前記ロアボデーの前記水路に設けられる、ことを特徴としている。

[0018]

請求項3に記載のウォッシャノズルでは、逆止弁がアッパボデーの水路に設けられると共に、フィルタ部がロアボデーの水路に設けられるため、フィルタ部が水路の逆止弁より供給口側に設けられる。このため、上述の如く逆止弁の機能が低下されることを防止できる。

[0019]

請求項4に記載のウォッシャノズルは、請求項1乃至請求項3の何れか1項に 記載のウォッシャノズルにおいて、前記水路の周囲に設けられ、前記逆止弁が接 触すると共に前記フィルタ部よりも前記逆止弁側へ突出する弁座を備えた、こと を特徴としている。

[0020]

請求項4に記載のウォッシャノズルでは、水路の周囲に設けられた弁座に逆止 弁が接触する。ここで、弁座がフィルタ部よりも逆止弁側へ突出するため、逆止 弁がフィルタ部に面接触することなく弁座に線接触する。このため、逆止弁の弁 座への接触圧を大きくでき、逆止弁が水路を確実に閉塞することができる。

[0021]

請求項5に記載のウォッシャノズルは、請求項2乃至請求項4の何れか1項に記載のウォッシャノズルにおいて、前記逆止弁は、前記ロアボデーと前記アッパボデーとの組み付けにより狭持固定されると共に前記ロアボデーと前記アッパボデーとの組付部位をシールする環状の固定部と、前記固定部から内方へ伸びる所定数の接続部と、前記所定数の接続部に支持され前記ロアボデーの前記水路と前記アッパボデーの前記水路との連通口の周囲に接触して前記連通口を閉塞すると共に前記供給口からの洗浄液の流圧によって前記連通口から離間可能な弁体と、

前記固定部と前記接続部と前記弁体との間に形成された流路と、を有する、ことを特徴としている。

[0022]

請求項5に記載のウォッシャノズルでは、逆止弁が、環状の固定部と、固定部から内方へ伸びる所定数の接続部と、所定数の接続部に支持された弁体と、固定部と接続部と弁体との間に形成された流路と、を有している。また、逆止弁の弁体は、ロアボデーの水路とアッパボデーの水路との連通口の周囲に接触して連通口を閉塞しており、供給口からの洗浄液の流圧によって連通口から離間可能とされている。

[0023]

このため、供給口に洗浄液が供給されると、弁体が洗浄液の流圧によって連通口から離間し、洗浄液が連通口から逆止弁自体を通過する流路を介してアッパボデーの水路へ流入されて噴射口から噴射される。また、供給口に洗浄液が供給されない際には、逆止弁が連通口を閉塞して、ロアボデーの水路からアッパボデーの水路への洗浄液の流出及びアッパボデーの水路からロアボデーの水路への洗浄液の流出が阻止される。

[0024]

ここで、ロアボデーとアッパボデーとの組み付けにより、逆止弁の固定部が、 狭持固定されると共にロアボデーとアッパボデーとの組付部位をシールする。こ のため、ロアボデーとアッパボデーとを超音波溶着等で固着しなくても、固定部 を介して逆止弁を固定できると共に、固定部によってノズルボデーのシール性を 確保できる。これにより、ロアボデーとアッパボデーとを組み付けた後における ロアボデーとアッパボデーとの分解を可能にでき、したがって、ノズルボデー内 のメンテナンスや手直しを可能にできて、ウォッシャノズルの構成部品の再利用 を行うことができる。

[0025]

さらに、逆止弁の固定部がロアボデーとアッパボデーとの組付部位をシールするため当該組付部位をシールするための部品が別途必要なく、しかも、逆止弁を構成する部品を少なくすることが可能である。これにより、部品点数及び組付工

数を低減できて、コストを低減できる。

[0026]

請求項6に記載のウォッシャノズルは、請求項1乃至請求項5の何れか1項に 記載のウォッシャノズルにおいて、前記水路に配置され、前記逆止弁を前記供給 口側へ付勢するスプリングを備えた、ことを特徴としている。

[0027]

請求項6に記載のウォッシャノズルでは、水路に配置されたスプリングが、逆止弁を供給口側へ付勢するため、逆止弁が水路を迅速に閉塞できて逆止弁による水路の閉塞応答性を向上できると共に、スプリングの付勢力により逆止弁による水路の閉塞状態を確実に維持することができる。

[0028]

請求項7に記載のウォッシャノズルは、請求項5または請求項6の何れか1項に記載のウォッシャノズルにおいて、前記アッパボデーに被係止部が形成されると共に前記ロアボデーに係止部が形成され、前記アッパボデーと前記ロアボデーとが嵌合組み付けされたとき、前記被係止部と前記係止部とが係止され、かつ、前記固定部が弾性変形状態で密着狭持される、ことを特徴としている。

[0029]

請求項7に記載のウォッシャノズルでは、アッパボデーとロアボデーとが嵌合組み付けされたときに、アッパボデーの被係止部とロアボデーの係止部とが係止され、かつ、逆止弁の固定部が弾性変形状態で密着狭持される。このため、固定部の弾性変形の復元力によって被係止部と係止部との係止状態をガタツキ無く維持でき、これにより、アッパボデーとロアボデーとのガタツキの無い嵌合組付状態を維持できて、アッパボデーとロアボデーとの嵌合組み付けが不充分になることを防止できる。しかも、被係止部と係止部との係止により、固定部が弾性変形されつつ密着狭持された状態を維持できるため、逆止弁の固定状態を維持できると共にノズルボデーのシール性を維持できる。

[0030]

請求項8に記載のホースジョイントは、供給側ホースが接続され液体が供給される供給口と、排出側ホースが接続され液体が排出される排出口と、前記供給口

9/

と前記排出口とを連通する水路とを有するジョイントボデーと、前記水路に設けられ、前記水路を閉塞すると共に、前記供給口に液体が供給されることで前記供給口側の前記水路から前記排出口側の前記水路への液体の流入を可能とする逆止弁と、前記水路の前記逆止弁より前記供給口側に設けられ、液体内の異物の通過を阻止するフィルタ部と、を備えている。

[0031]

請求項8に記載のホースジョイントでは、供給口に液体が供給されると、逆止 弁が供給口側の水路から排出口側の水路への液体の流入を可能として、液体が排 出口から排出される。また、供給口に液体が供給されない際には、逆止弁が水路 を閉塞して、排出口側の水路から供給口側の水路への液体の戻り及び供給口側の 水路から排出口側の水路への液体の流出が阻止される。これにより、水路内の液 体が排出口から排出されることを防止できると共に、水路内に液体が充満されて 排出口からの液体の排出開始時における排出応答性を向上できる。

[0032]

また、水路に設けられたフィルタ部が、液体内の異物の通過を阻止する。ここで、フィルタ部が水路の逆止弁より供給口側(上流側)に設けられている。これにより、フィルタ部で通過を阻止された液体内の異物によって、逆止弁の動作が妨げられたり、逆止弁の閉塞性が悪化されて逆止効果が低下されてしまうこと等を防止でき、逆止弁の機能が低下されることを防止できる。

[0033]

請求項9に記載のホースジョイントは、請求項8に記載のホースジョイントにおいて、前記ジョイントボデーは、前記供給口を有する供給側ボデーと前記排出口を有する排出側ボデーとが組み付けられて構成された、ことを特徴としている。.

[0034]

請求項9に記載のホースジョイントでは、ジョイントボデーが、供給口を有する供給側ボデーと排出口を有する排出側ボデーとが組み付けられて構成されている、言い換えればジョイントボデーは供給側ボデーと排出側ボデーとに分割されているため、ジョイントボデー内に逆止弁及びフィルタ部を容易に設けることが

できる。

[0035]

請求項10に記載のホースジョイントは、請求項9に記載のホースジョイントにおいて、前記逆止弁は前記排出側ボデーの前記水路に設けられると共に、前記フィルタ部は前記供給側ボデーの前記水路に設けられる、ことを特徴としている

[0036]

請求項10に記載のホースジョイントでは、逆止弁が前記排出側ボデーの前記 水路に設けられると共に、フィルタ部が供給側ボデーの水路に設けられるため、 フィルタ部が水路の逆止弁より供給口側に設けられる。このため、上述の如く逆 止弁の機能が低下されることを防止できる。

[0037]

請求項11に記載のホースジョイントは、請求項8乃至請求項10の何れか1項に記載のホースジョイントにおいて、前記ジョイントボデーは複数の前記排出口を有し、前記供給口は前記フィルタ部及び前記逆止弁を介して前記各排出口に連通する、ことを特徴としている。

[0038]

請求項11に記載のホースジョイントでは、供給口がフィルタ部及び逆止弁を介して複数の排出口のそれぞれに連通するため、供給口から供給された液体がフィルタ部と逆止弁とを介した後に分流されて各排出口から排出される。このため、各排出口に対して、共通のフィルタ部及び逆止弁によって、液体内の異物の通過を阻止できると共に水路を閉塞できる。これにより、複数の排出口のそれぞれに対応してフィルタ部及び逆止弁を設ける必要がなく、構成を簡略化することができる。

[0039]

請求項12に記載のホースジョイントは、請求項9乃至請求項11の何れか1項に記載のホースジョイントにおいて、前記逆止弁は、前記供給側ボデーと前記排出側ボデーとの組み付けにより狭持固定されると共に前記供給側ボデーと前記排出側ボデーとの組付部位をシールする環状の固定部と、前記固定部から内方へ

伸びる所定数の接続部と、前記所定数の接続部に支持され前記供給側ボデーの前記水路と前記排出側ボデーの前記水路との連通口の周囲に接触して前記連通口を閉塞すると共に前記供給口からの液体の流圧によって前記連通口から離間可能な弁体と、前記固定部と前記接続部と前記弁体との間に形成された流路と、を有する、ことを特徴としている。

[0040]

請求項12に記載のホースジョイントでは、逆止弁が、環状の固定部と、固定部から内方へ伸びる所定数の接続部と、所定数の接続部に支持された弁体と、固定部と接続部と弁体との間に形成された流路と、を有している。また、逆止弁の弁体は、供給側ボデーの水路と排出側ボデーの水路との連通口の周囲に接触して連通口を閉塞しており、供給口からの液体の流圧によって連通口から離間可能とされている。

[0041]

このため、供給口に液体が供給されると、弁体が液体の流圧によって連通口から離間し、液体が連通口から逆止弁自体を通過する流路を介して排出側ボデーの水路へ流入されて排出口から排出される。また、供給口に液体が供給されない際には、逆止弁が連通口を閉塞して、供給側ボデーの水路から排出側ボデーの水路への液体の流出及び排出側ボデーの水路から供給側ボデーの水路への液体の戻りが阻止される。

$[0\ 0\ 4\ 2]$

ここで、供給側ボデーと排出側ボデーとの組み付けにより、逆止弁の固定部が、狭持固定されると共に供給側ボデーと排出側ボデーとの組付部位をシールする。このため、供給側ボデーと排出側ボデーとを超音波溶着等で固着しなくても、固定部を介して逆止弁を固定できると共に、固定部によってジョイントボデーのシール性を確保できる。これにより、供給側ボデーと排出側ボデーとを組み付けた後における供給側ボデーと排出側ボデーとの分解を可能にでき、したがって、ジョイントボデー内のメンテナンスや手直しを可能にできて、ホースジョイントの構成部品の再利用を行うことができる。

[0043]

さらに、逆止弁の固定部が供給側ボデーと排出側ボデーとの組付部位をシールするため当該組付部位をシールするための部品が別途必要なく、しかも、逆止弁 を構成する部品を少なくすることが可能である。これにより、部品点数及び組付 工数を低減できて、コストを低減できる。

[0044]

請求項13に記載のホースジョイントは、請求項12に記載のホースジョイントにおいて、前記排出側ボデーに被係止部が形成されると共に前記供給側ボデーに係止部が形成され、前記排出側ボデーと前記供給側ボデーとが嵌合組み付けされたとき、前記被係止部と前記係止部とが係止され、かつ、前記固定部が弾性変形状態で密着狭持される、ことを特徴としている。

[0045]

請求項13に記載のホースジョイントでは、排出側ボデーと供給側ボデーとが 嵌合組み付けされたときに、排出側ボデーの被係止部と供給側ボデーの係止部と が係止され、かつ、逆止弁の固定部が弾性変形状態で密着狭持される。このため 、固定部の弾性変形の復元力によって被係止部と係止部との係止状態をガタツキ 無く維持でき、これにより、排出側ボデーと供給側ボデーとのガタツキの無い嵌 合組付状態を維持できて、排出側ボデーと供給側ボデーとの嵌合組み付けが不充 分になることを防止できる。しかも、被係止部と係止部との係止により、固定部 が弾性変形されつつ密着狭持された状態を維持できるため、逆止弁の固定状態を 維持できると共にジョイントボデーのシール性を維持できる。

[0046]

【発明の実施の形態】

[第1の実施の形態]

図1には、本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズル10が一部破断 した側面図にて示されており、図5には、ウォッシャノズル10が適用されて構 成されたウインドウガラス洗浄機構12の概略図が示されている。

[0047]

本実施の形態に係るウインドウガラス洗浄機構12は、ウォッシャタンク14 を備えており、ウォッシャタンク14は車両のエンジンルーム (図示省略) 等に 設けられると共に、ウォッシャタンク14内には洗浄液16 (ウォッシャ液)が 充填されている。ウォッシャタンク14にはウォッシャポンプ18が取り付けら れており、ウォッシャポンプ18には供給側ホース20の一端が接続されている。

[0048]

供給側ホース20の他端は、分岐ジョイント22に接続されている。分岐ジョイント22は、供給側ボデー24及び排出側ボデー26を有しており、供給側ボデー24の一端は供給側ホース20に接続されると共に、供給側ボデー24の他端は排出側ボデー26に接続されている。排出側ボデー26には、複数(本実施の形態では2つ)の排出側ホース28の一端が接続されており、各排出側ホース28の他端にはウォッシャノズル10が接続されている。このため、ウォッシャポンプ18が作動されると、ウォッシャタンク14から洗浄液16が、供給側ホース20、分岐ジョイント22(供給側ボデー24及び排出側ボデー26)及び各排出側ホース28を介して、各ウォッシャノズル10に供給(圧送)される。

[0049]

各ウォッシャノズル10は、車両ボデーのウインドウガラス(図示省略)近傍 ・ 部位(ボンネット等)に設けられている。

[0050]

ウォッシャノズル10は、ノズルボデー30を備えている。ノズルボデー30は、下側において略円管状のロアボデー32(アダプタ)を有しており、ロアボデー32内は円柱状の供給路34とされて、供給路34の下端は円状の供給口36とされている。ロアボデー32の下部には排出側ホース28の他端が接続されており、排出側ホース28内は供給口36に連通されている。このため、上述の如くウォッシャノズル10に洗浄液16が圧送されると、供給口36から供給路34内に洗浄液16が供給(圧送)される。

[0051]

供給路34の上部は、拡径されて円柱状の嵌入孔38とされており、嵌入孔38の上端は円状の連通口40とされている。嵌入孔38内には、円盤状のフィルタ部44がロアボデー32と一体成形されている。図3にも示す如く、フィルタ

部44には多数の四角形状のフィルタ孔46が格子状に貫通形成されており、これにより、供給路34内に供給された洗浄液16内の異物がフィルタ部44を通過することが阻止されることで、フィルタ部44(フィルタ孔46)を通過する洗浄液16から異物が除去される。なお、フィルタ孔46の最大幅5は、下記噴射口72の径Tよりも小さくされている(図1参照)。

[0052]

ロアボデー32の上面には、嵌入孔38(連通口40)の全周において、円環状の弁座48が形成されており、弁座48は、断面半円状とされると共に、曲面側を上方へ向けた状態でロアボデー32の上面から上方へ突出している。これにより、弁座48は、フィルタ部44よりも上方へ突出している。

[0053]

ロアボデー32の上部近傍には、円環板状の狭持板50が形成されており、狭 持板50の周面には、矩形板状の係止板52が所定数(本実施の形態では2つ) 形成されている。所定数の係止板52は、狭持板50の周方向に沿って等間隔に 配置されると共に、それぞれ狭持板50から上方へ突出して弾性を有している。 また、各係止板52の上部には、係止部としての矩形状の係止孔54が貫通形成 されている。

[0054]

ノズルボデー30は、上側においてアッパボデー56 (ノズル本体)を有しており、アッパボデー56の上部以外は、略円筒状の連絡部58とされている。連絡部58の下部外周には、ロアボデー32の係止孔54に対応して、被係止部としての三角形柱状の係止突起60が所定数(本実施の形態では2つ)突出形成されており、所定数の係止突起60は、連絡部58の周方向に沿って等間隔に配置されている。ここで、ロアボデー32における所定数の係止板52が弾性変形されて、係止孔54に係止突起60が挿入されることで、係止孔54が係止突起60に係止(スナップフィット)されて、アッパボデー56(連絡部58)とロアボデー32(係止板52)とが嵌合組み付けされている。このとき、連絡部58の下面とロアボデー32の狭持板50上面との間の間隙寸法K(図1参照)は、後述する固定部80のOリング部における最大上下寸法L(図4(B)参照)よ

りも小さく設定されている。

[0055]

また、係止突起60の上面は水平面とされて係止孔54の上面に嵌合しており、これにより、係止孔54からの係止突起60の離脱が阻止されて係止板52(ロアボデー32)からの連絡部58(アッパボデー56)の離脱が阻止されている。さらに、係止突起60の下面は傾斜面とされており、この係止突起60の下面によって係止板52の弾性変形が案内される。

[0056]

連絡部58内は略円柱状の連絡路62とされており、連絡路62の上部近傍は 径が小さくされて円柱状の保持孔64とされている。

[0057]

アッパボデー56の上部は、略半円錐状の噴射部66とされており、噴射部66は連絡部58と一体に形成されている。噴射部66内には円柱状の噴射路68が所定数(本実施の形態では1つまたは2つ)形成されており、噴射路68の一端は、連絡部58の保持孔64に円柱状の誘導路70を介して連通されている。また、誘導路70は、連絡部58から噴射部66に渡って形成されて連絡路62の上部を構成しており、誘導路70の径は保持孔64の径より小さくされている。

[0058]

噴射路68の他端には、噴射口72が形成されており、噴射口72は噴射路68の径より小さくされると共に、噴射口72はウインドウガラスに対向している。また、上記供給路34(嵌入孔38を含む)、連絡路62(保持孔64を含む)、誘導路70及び噴射路68によって、水路74が構成されており、水路74によって上記供給口36と噴射口72とが連通されている。

[0059]

ノズルボデー30内の水路74(アッパボデー56内の連絡路62)には、逆止弁76が設けられている。逆止弁76は、図4の(A)乃至(C)に詳細に示すバルブシート78を有しており、バルブシート78は弾性材料(本実施の形態ではゴム)にて形成されている。バルブシート78には略円筒状(略円環状)の

固定部80が設けられており、固定部80は、断面略L字状とされて、筒状部位がロアボデー32の上部(狭持板50の上方)外周に嵌合されている。固定部80の筒状部位は、アッパボデー56の連絡部58下部とロアボデー32の上部との間に径方向に狭持固定されると共に、固定部80下部のOリング部は、アッパボデー56の連絡部58下面とロアボデー32の狭持板50上面との間に上下方向に狭持固定されており、これにより、固定部80を介してバルブシート78が固定されると共に、固定部80がロアボデー32とアッパボデー56とによって径方向及び上下方向に狭持されてそれらの組付部位をシールしている。つまり、固定部80下部のOリング部は、連絡部58の下面と狭持板50の上面とによって弾性変形されて、両者に密着狭持されている。

[0060]

固定部80には、薄肉状の接続部82 (バルブ接続部)が所定数(本実施の形態では4つ) 一体に設けられており、接続部82は断面逆U字状とされている。接続部82は、固定部80の周方向において等間隔に配置されると共に、固定部80の上端から内方(径方向内側)へ延伸している。

[0061]

所定数の接続部82は円盤状の弁体84(バルブ)を一体に支持しており、弁体84は、上記連通口40(嵌入孔38)周囲の弁座48に接触(当接)して、連通口40(水路74)を閉塞している。また、弁体84は、固定部80及び接続部82により連通口40側(供給口36側)へ押圧(付勢)されている。さらに、バルブシート78には、固定部80と接続部82と弁体84との間において流路86(スリット)が形成されている。

[0062]

逆止弁76は、スプリングとしての圧縮コイルスプリング88を有しており、 圧縮コイルスプリング88は、上端が上記保持孔64の上面に当接した状態で、 保持孔64に保持されている。圧縮コイルスプリング88の下端はバルブシート 78の弁体84に当接しており、これにより、圧縮コイルスプリング88は弁体 84を連通口40側(供給口36側)へ押圧(付勢)している。

[0063]

ここで、上述の如く供給口36から供給路34内に洗浄液16が供給(圧送) されると、図2に示す如く、弁体84が洗浄液16の流圧によって連通口40から離間する(押し上げられる)ことで、洗浄液16が、連絡路62(バルブシート78の流路86及び保持孔64を含む)、誘導路70及び噴射路68を経て、噴射口72からウインドウガラスへ噴射される構成である。

[0064]

次に、本実施の形態の作用を説明する。

[0065]

以上の構成のウインドウガラス洗浄機構12では、ウォッシャポンプ18が作 動されると、ウォッシャタンク14から洗浄液16が、供給側ホース20及び分 岐ジョイント22(供給側ボデー24及び排出側ボデー26)及び排出側ホース 28を介して、ウォッシャノズル10に供給(圧送)される。さらに、ウォッシ ャノズル10では、洗浄液16が、ロアボデー32の供給口36に供給されて、 供給路34(嵌入孔38を含む)を介して連通口40に供給(圧送)される。こ こで、この洗浄液16の流圧が、バルブシート78の弁体84による連通口40 の閉塞力(バルブシート78の固定部80及び接続部82の付勢力と圧縮コイル スプリング88の付勢力とを加えたもの)より大きくなった際には、洗浄液16 の流圧によって接続部82及び固定部80が伸ばされると共に圧縮コイルスプリ ング88が収縮されて、弁体84が連通口40から離間する(浮き上がる)。こ のため、洗浄液16が、連通口40からアッパボデー56の連絡路62へ流入(圧送)されて、連絡路62(バルブシート78自体を通過する流路86及び保持 孔64を含む)、誘導路70及び噴射路68を経て、噴射口72から噴射される 。これにより、洗浄液16がウインドウガラスに噴射されて、ウインドウガラス が洗浄される。

[0066]

また、ウォッシャポンプ18が停止しているときには、供給口36に洗浄液16が供給されず、弁体84が連通口40を閉塞して、連通口40(嵌入孔38)から連絡路62への洗浄液16の流出及び連絡路62から連通口40(嵌入孔38)への洗浄液16の流出が阻止される。これにより、ウォッシャポンプ18を

停止しているにも拘らず車両の振動や旋回(加速度)などにより供給側ホース2 0内、分岐ジョイント22内及び排出側ホース28内等の洗浄液16に加速度が 加わって噴射路68内等の洗浄液16が噴射口72から液ダレすることを防止で きる。さらに、供給側ホース20から排出側ホース28まで及びウォッシャノズ ル10内に洗浄液16が充満された状態を維持できる(弁体84が連通口40を 閉鎖することで噴射口72からウォッシャノズル10内、排出側ホース28内、 分岐ジョイント22内及び供給側ホース20内へ空気が流入してしまうことを防止できる)ため、ウォッシャポンプ18が作動されて洗浄液16が圧送されると 直ちに弁体84が押し上げられる。このため、ウォッシャノズル10の噴射口7 2から洗浄液16が噴射されるまでの時間が極めて短く、噴射応答性(洗浄液1 6の噴射指令操作から噴射までの時間の短さ)を向上できる。

[0067]

さらに、ロアボデー32の嵌入孔38に設けられたフィルタ部44が洗浄液16内の異物の通過を阻止する。このため、噴射口72の目詰まりを防止できる。

[0068]

ここで、逆止弁76がアッパボデー56の連絡路62に設けられると共に、フィルタ部44がロアボデー32の嵌入孔38に設けられるため、フィルタ部44が水路74の逆止弁76(バルブシート78)より供給口36側(上流側)に設けられる。これにより、フィルタ部44で通過を阻止された洗浄液16内の異物によって、逆止弁76の動作が妨げられたり、逆止弁76の閉塞性が悪化されて逆止効果が低下されてしまうこと等を防止でき、逆止弁76の機能が低下されることを防止できる。

[0069]

また、ノズルボデー30が、供給口36を有するロアボデー32と噴射口72 を有するアッパボデー56とが組み付けられて構成されているため、ノズルボデー30内に逆止弁76及びフィルタ部44を容易に設けることができる。

[0070]

さらに、係止突起60の係止孔54への係止によるロアボデー32とアッパボデー56との組み付けにより、バルブシート78の固定部80が、筒状部位にお

いてロアボデー32の上部とアッパボデー56の連絡部58下部との間に径方向に狭持固定されると共に、Oリング部においてロアボデー32の狭持板50上面と連絡部58の下面との間に上下方向に狭持固定され、かつ、ロアボデー32とアッパボデー56とによって径方向及び上下方向に狭持されてそれらの組付部位をシールする。このため、ロアボデー32とアッパボデー56とを超音波溶着等で固着しなくても、固定部80を介してバルブシート78を固定できると共に、固定部80によってノズルボデー30のシール性を確保できる。これにより、ロアボデー32とアッパボデー56とを組み付けた後においても、係止突起60の係止孔54からの離脱によってロアボデー32とアッパボデー56とを分解でき、したがって、ノズルボデー30内(逆止弁76やフィルタ部44等)のメンテナンスや手直しを可能にできて、ウォッシャノズル10全体を廃却することなく、一部の構成部品を交換するだけで他の部品はそのまま再利用することができる

[0071]

また、バルブシート78の固定部80がロアボデー32とアッパボデー56との組付部位をシールするため当該組付部位をシールするための部品が別途必要なく、しかも、逆止弁76を構成する部品がバルブシート78及び圧縮コイルスプリング88のみであって少ない。これにより、部品点数及び組付工数を低減できて、コストを低減できる。

[0072]

また、圧縮コイルスプリング88が、アッパボデー56の連絡路62に配置されて、バルブシート78の弁体84を連通口40(供給口36側)へ付勢するため、弁体84が連通口40(水路74)を迅速に閉塞できて弁体84による連通口40の閉塞応答性を向上できると共に、圧縮コイルスプリング88の付勢力により弁体84による連通口40の閉塞状態を確実に維持することができる。

[0073]

さらに、連通口40の周囲に設けられた弁座48に弁体84が接触(当接)する。ここで、弁座48がフィルタ部44よりも弁体84側へ突出するため、弁体84がフィルタ部44に面接触することなく弁座48に線接触する。このため、

弁体84の弁座48への接触圧を大きくでき、弁体84が連通口40を確実に閉塞することができる。

[0074]

しかも、バルブシート78の固定部80及び接続部82が伸びた状態で弁体84が連通口40周囲の弁座48に接触するため、固定部80及び接続部82の収縮力(付勢力)によって弁体84を押圧状態で弁座48に接触させることができる。しかも、弁体84が弁座48に当接する際には、弁体84が伸縮性によって弁座48の上端形状(連通口40の周囲形状)に馴染んで当接する。これにより、連通口40を確実に閉塞できて、連通口40から連絡路62への洗浄液16の流出及び連絡路62から連通口40への洗浄液16の戻りを確実に阻止できる。

[0075]

また、アッパボデー56とロアボデー32とが嵌合組み付けされたときに、アッパボデー56の係止突起60とロアボデー32の係止孔54とが係止され、かつ、バルブシート78の固定部80(〇リング部)が狭持板50の上面と連絡部58の下面との間において弾性変形状態で密着狭持される。このため、固定部80の弾性変形の復元力によって係止突起60と係止孔54との係止状態(係止突起60の垂直面と係止孔54の上面との嵌合状態)をガタツキ無く維持でき、これにより、アッパボデー56とロアボデー32とのガタツキの無い嵌合組付状態を維持できて、アッパボデー56とロアボデー32との嵌合組み付けが不充分になることを防止できる。しかも、係止突起60と係止孔54との係止により、固定部80が弾性変形されつつ密着狭持された状態を維持できるため、バルブシート78の固定状態を維持できると共にノズルボデー30のシール性を維持できる

[0076]

なお、本実施の形態では、逆止弁76をバルブシート78と圧縮コイルスプリング88とで構成したが、圧縮コイルスプリングがなくてもバルブシートの固定部及び接続部の付勢力のみによって弁体による連通口の必要閉塞力を確保できる場合(ウォッシャポンプが停止しているときに連通口から連絡路への洗浄液の流出及び連絡路から連通口への洗浄液の戻りを阻止できる場合)等には、圧縮コイ

ルスプリングを省略して逆止弁をバルブシートのみで構成してもよい。この場合、逆止弁を構成する部品がバルブシートのみであって極めて少なく、これにより、部品点数及び組付工数を一層低減できて、コストを一層低減できる。

[0077]

第1の実施の形態と同様の圧縮コイルスプリング88と、スプリングホルダ92と、パッキン94と、で構成された逆止弁96を使用してもよい。この場合、スプリングホルダ92は、樹脂製で円盤状とされており、スプリングホルダ92の上面には平面視円環状かつ断面矩形状の嵌合溝92Aが形成されている。嵌合溝92Aには圧縮コイルスプリング 88の下端が嵌合されており、これにより、圧縮コイルスプリング 88にスプリングホルダ92が保持されている。パッキン94は、円盤状とされると共に、例えばゴム製とされて弾性を有しており、パッキン94の上面はスプリングホルダ92の下面に固定されている。パッキン94の下面は、圧縮コイルスプリング 88の付勢力により、弁座48に接触して連通口40を閉塞している。また、狭持板50の上面と連絡部58の下面との間には、円環状の弾性を有する〇リング98が弾性変形状態で密着狭持されており、これにより、ノズルボデー30がシールされている。

[0078]

[第2の実施の形態]

図7には、本発明の第2の実施の形態に係るホースジョイントとしての分岐ジョイント100が断面図にて示されており、図8には、分岐ジョイント100が側面図にて示されている。

[0079]

本実施の形態に係る分岐ジョイント100は、図5のウインドウガラス洗浄機構12における分岐ジョイント22の代わりに使用されて、ウインドウガラス洗浄機構102を構成している。ウインドウガラス洗浄機構102では、ウォッシャノズル10に代えてウォッシャノズル104が使用されており、ウォッシャノズル104は、内部に逆止弁76及びフィルタ部44が設けられていない点が、ウォッシャノズル10と異なる。また、ウインドウガラス洗浄機構102では、

噴射応答性の点から分岐ジョイント100を、なるべくウォッシャノズル104 の近傍に接続することが好ましい。

[0080]

分岐ジョイント100は、ジョイントボデー106を備えており、ジョイントボデー106は、下側における供給側ボデー108(アダプタ)と、上側における排出側ボデー110と、を有している。

[0081]

供給側ボデー108は、略円管状とされて、ウォッシャノズル10のロアボデー32と同様の構成とされており、供給側ボデー108は、供給路34(供給口36、嵌入孔38及び連通口40を含む)、フィルタ部44(フィルタ孔46を含む)、弁座48、狭持板50及び所定数の係止板52(係止孔54を含む)を有している。

[0082]

供給側ボデー108の下部には供給側ホース20の他端が接続されており、供給側ホース20内は供給口36に連通されている。このため、ウォッシャポンプ18が作動されると、ウォッシャタンク14から液体としての洗浄液16が供給側ホース20を介して供給側ボデー108に供給(圧送)されることで、供給口36から供給路34内に洗浄液16が供給(圧送)される。さらに、供給路34内に供給された洗浄液16内の異物がフィルタ部44を通過することが阻止されることで、フィルタ部44(フィルタ孔46)を通過する洗浄液16から異物が除去される。

[0083]

一方、排出側ボデー110は、略円筒状の連絡部112を有している。連絡部112の外周下部には、供給側ボデー108の係止孔54に対応して、被係止部としての三角形柱状の係止突起114が所定数(本実施の形態では2つ)突出形成されており、所定数の係止突起114は、連絡部112の周方向に沿って等間隔に配置されている。ここで、供給側ボデー108における所定数の係止板52が弾性変形されて、係止孔54に係止突起114が挿入されることで、係止孔54が係止突起114に係止(スナップフィット)されて、排出側ボデー110(

連絡部112)と供給側ボデー108(係止板52)とが嵌合組み付けされている。このとき、連絡部112の下面と供給側ボデー108の狭持板50上面との間の間隙寸法K(図7参照)は、後述する固定部80の0リング部における最大上下寸法L(図4(B)参照)よりも小さく設定されている。

[0084]

また、係止突起114の上面は水平面とされて係止孔54の上面に嵌合しており、これにより、係止孔54からの係止突起114の離脱が阻止されて係止板52(供給側ボデー108)からの連絡部112(排出側ボデー110)の離脱が阻止されている。さらに、係止突起114の下面は傾斜面とされており、この係止突起114の下面によって係止板52の弾性変形が案内される。

[0085]

連絡部112の上面は閉塞されており、連絡部112内は略円柱状の連絡路116とされている。連絡路116の上面には円柱状の保持孔118が形成されており、保持孔118は連絡路116の上面から上方へ突出している。保持孔118の中央には保持柱120が形成されており、保持柱120は連絡路116の上面から下方へ突出している。また、保持孔118及び保持柱120は、供給側ボデー108の連通口40(嵌入孔38)に対向されている。

[0086]

連絡部112の外周上部には略円管状の排出部122が複数(本実施の形態では2つ)形成されて、排出側ボデー110が複数に分岐されており、複数の排出部122は連絡部112の周方向に沿って等間隔に配置されている。

[0087]

各排出部122内は排出路124とされており、各排出路124の一端は連絡路116に連通されると共に、各排出路124の他端は各排出部122先端における円状の排出口126に連通されている。また、上記供給路34(嵌入孔38を含む)、連絡路116(保持孔118を含む)及び各排出路124によって、水路128が構成されており、水路128によって上記供給口36と各排出口126とが連通されている。

[0088]

各排出部122の先端には排出側ホース28の一端が接続されており、各排出口126は各排出側ホース28内に連通されている。

[0089]

ジョイントボデー106内の水路128 (排出側ボデー110内の連絡路116)には、上記第1の実施の形態と同様の逆止弁76 (図4の(A)乃至(C)参照)が設けられている。

[0090]

逆止弁76におけるバルブシート78は、固定部80の筒状部位において供給側ボデー108の上部(狭持板50の上方)外周に嵌合されている。固定部80の筒状部位は、排出側ボデー110の連絡部112下部と供給側ボデー108の上部との間に径方向に狭持固定されると共に、固定部80下部のOリング部は、排出側ボデー110の連絡部112下面と排出側ボデー110の狭持板50上面との間に上下方向に狭持固定されており、これにより、固定部80を介してバルブシート78が固定されると共に、固定部80が排出側ボデー110と供給側ボデー108とによって径方向及び上下方向に狭持されてそれらの組付部位をシールしている。つまり、固定部80下部のOリング部は、連絡部112の下面と狭持板50の上面とによって弾性変形されて、両者に密着狭持されている。

[0091]

バルブシート78の弁体84は、上記連通口40(嵌入孔38)周囲の弁座48に接触(当接)して、連通口40(水路128)を閉塞している。また、弁体84は、固定部80及び接続部82により連通口40側(供給口36側)へ押圧(付勢)されている。

[0092]

逆止弁76における圧縮コイルスプリング88は、上端が上記保持孔118の上面に当接されると共に内部に上記保持柱120が挿入された状態で、保持孔118に保持されている。圧縮コイルスプリング88の下端はバルブシート78の弁体84に当接しており、これにより、圧縮コイルスプリング88は弁体84を連通口40側(供給口36側)へ押圧(付勢)している。

[0093]

ここで、上述の如く供給口36から供給路34内に洗浄液16が供給(圧送)されると、弁体84が洗浄液16の流圧によって連通口40から離間する(押し上げられる)ことで、洗浄液16が、連絡路116(バルブシート78の流路86及び保持孔118を含む)及び各排出路124を経て、各排出口126から排出される。これにより、洗浄液16が、各排出側ホース28を介して各ウォッシャノズル104に供給(圧送)されて、各ウォッシャノズル104からウインドウガラスへ噴射される構成である。

[0094]

次に、本実施の形態の作用を説明する。

[0095]

以上の構成のウインドウガラス洗浄機構102では、ウォッシャポンプ18が 作動されると、ウォッシャタンク14から洗浄液16が、供給側ホース20を介 して分岐ジョイント100に供給(圧送)される。さらに、分岐ジョイント10 0では、洗浄液16が、供給側ボデー108の供給口36に供給されて、供給路 34(嵌入孔38を含む)を介して連通口40に供給(圧送)される。ここで、 この洗浄液16の流圧が、バルブシート78の弁体84による連通口40の閉塞 力(バルブシート78の固定部80及び接続部82の付勢力と圧縮コイルスプリ ング88の付勢力とを加えたもの)より大きくなった際には、洗浄液16の流圧 によって接続部82及び固定部80が伸ばされると共に圧縮コイルスプリング8 8が収縮されて、弁体84が連通口40から離間する(浮き上がる)。このため 、洗浄液16が、連通口40から排出側ボデー110の連絡路116へ流入(圧 送)されて、連絡路116(バルブシート78自体を通過する流路86及び保持 孔118を含む)及び排出路124を介して、排出口126から排出される。こ れにより、洗浄液16が、排出側ホース28を介してウォッシャノズル104に 供給(圧送)されて、ウォッシャノズル104の噴射口72からウインドウガラ スに噴射されることで、ウインドウガラスが洗浄される。

[0096]

また、ウォッシャポンプ18が停止しているときには、供給口36に洗浄液16が供給されず、弁体84が連通口40を閉塞して、連通口40(嵌入孔38)

から連絡路116への洗浄液16の流出及び連絡路116から連通口40(嵌入 孔38)への洗浄液16の流出が阻止される。これにより、ウォッシャポンプ1 8を停止しているにも拘らず車両の振動や旋回(加速度)などにより供給側ホー ス20内、分岐ジョイント100内及び排出側ホース28内等の洗浄液16に加 速度が加わってウォッシャノズル104内等の洗浄液16がウォッシャノズル1 04から液ダレすることを防止できる。さらに、供給側ホース20から排出側ホ ース28まで及びウォッシャノズル104内に洗浄液16が充満された状態を維 持できる(弁体84が連通口40を閉鎖することでウォッシャノズル104から ウォッシャノズル104内、排出側ホース28内、分岐ジョイント100内及び 供給側ホース20内へ空気が流入してしまうことを防止できる)ため、ウォッシ ャポンプ18が作動されて洗浄液16が圧送されると直ちに弁体84が押し上げ られる。このため、洗浄液16が分岐ジョイント100の排出口126から排出 されるまでの時間が極めて短く、排出応答性(洗浄液16の噴射指令操作(排出 指令操作)から排出までの時間の短さ)を向上でき、しかも、ウォッシャノズル 104から洗浄液16が噴射されるまでの時間が極めて短く、噴射応答性(洗浄 液16の噴射指令操作から噴射までの時間の短さ)を向上できる。

[0097]

さらに、供給側ボデー108の嵌入孔38に設けられたフィルタ部44が洗浄液16内の異物の通過を阻止する。このため、ウォッシャノズル104の噴射口72の目詰まりを防止できる。

[0098]

ここで、逆止弁76が排出側ボデー110の連絡路116に設けられると共に、フィルタ部44が供給側ボデー108の嵌入孔38に設けられるため、フィルタ部44が水路128の逆止弁76(バルブシート78)より供給口36側(上流側)に設けられる。これにより、フィルタ部44で通過を阻止された洗浄液16内の異物によって、逆止弁76の動作が妨げられたり、逆止弁76の閉塞性が悪化されて逆止効果が低下されてしまうこと等を防止でき、逆止弁76の機能が低下されることを防止できる。

[0099]

さらに、供給口36がフィルタ部44及び逆止弁76を介して複数の排出口126のそれぞれに連通するため、供給口36から供給された洗浄液16がフィルタ部44と逆止弁76とを介した後に分流されて各排出口126から排出される。このため、各排出口126に対して、共通のフィルタ部44及び逆止弁76によって、洗浄液16内の異物の通過を阻止できると共に水路128を閉塞できる。これにより、複数の排出口126のそれぞれに対応してフィルタ部44及び逆止弁76を設ける必要がなく、構成を簡略化することができる。

[0100]

また、ジョイントボデー106が、供給口36を有する供給側ボデー108と 排出口126を有する排出側ボデー110とが組み付けられて構成されているため、ジョイントボデー106内に逆止弁76及びフィルタ部44を容易に設ける ことができる。

[0101]

さらに、係止突起114の係止孔54への係止による供給側ボデー108と排出側ボデー110との組み付けにより、バルブシート78の固定部80が、筒状部位において供給側ボデー108の上部と排出側ボデー110の連絡部112下部との間に径方向に狭持固定されると共に、Oリング部において供給側ボデー108の狭持板50上面と連絡部112の下面との間に上下方向に狭持固定され、かつ、供給側ボデー108と排出側ボデー110とによって径方向及び上下方向に狭持されてそれらの組付部位をシールする。このため、供給側ボデー108と排出側ボデー110とを超音波溶着等で固着しなくても、固定部80を介してバルブシート78を固定できると共に、固定部80によってジョイントボデー106のシール性を確保できる。これにより、供給側ボデー108と排出側ボデー110とを組み付けた後においても、係止突起114の係止孔54からの離脱によって供給側ボデー108と排出側ボデー110とを分解でき、したがって、ジョイントボデー106内(逆止弁76やフィルタ部44等)のメンテナンスや手直しを可能にできて、分岐ジョイント100全体を廃却することなく、一部の構成部品を交換するだけで他の部品はそのまま再利用することができる。

[0102]

また、バルブシート78の固定部80が供給側ボデー108と排出側ボデー110との組付部位をシールするため当該組付部位をシールするための部品が別途必要なく、しかも、逆止弁76を構成する部品がバルブシート78及び圧縮コイルスプリング88のみであって少ない。これにより、部品点数及び組付工数を低減できて、コストを低減できる。

[0103]

また、圧縮コイルスプリング88が、排出側ボデー110の連絡路116に配置されて、バルブシート78の弁体84を連通口40(供給口36側)へ付勢するため、弁体84が連通口40(水路128)を迅速に閉塞できて弁体84による連通口40の閉塞応答性を向上できると共に、圧縮コイルスプリング88の付勢力により弁体84による連通口40の閉塞状態を確実に維持することができる

[0104]

さらに、連通口40の周囲に設けられた弁座48に弁体84が接触(当接)する。ここで、弁座48がフィルタ部44よりも弁体84側へ突出するため、弁体84がフィルタ部44に面接触することなく弁座48に線接触する。このため、弁体84の弁座48への接触圧を大きくでき、弁体84が連通口40を確実に閉塞することができる。

[0105]

しかも、バルブシート78の固定部80及び接続部82が伸びた状態で弁体84が連通口40周囲の弁座48に接触するため、固定部80及び接続部82の収縮力(付勢力)によって弁体84を押圧状態で弁座48に接触させることができる。しかも、弁体84が弁座48に当接する際には、弁体84が伸縮性によって弁座48の上端形状(連通口40の周囲形状)に馴染んで当接する。これにより、連通口40を確実に閉塞できて、連通口40から連絡路116への洗浄液16の流出及び連絡路116から連通口40への洗浄液16の流出を確実に阻止できる。

[0106]

また、供給側ボデー108と排出側ボデー110とが嵌合組み付けされたとき

に、排出側ボデー110の係止突起114と供給側ボデー108の係止孔54とが係止され、かつ、バルブシート78の固定部80(〇リング部)が狭持板50の上面と連絡部112の下面との間において弾性変形状態で密着狭持される。このため、固定部80の弾性変形の復元力によって係止突起114と係止孔54との係止状態(係止突起114の垂直面と係止孔54の上面との嵌合状態)をガタッキ無く維持でき、これにより、供給側ボデー108と排出側ボデー110とのガタツキの無い嵌合組付状態を維持できて、供給側ボデー108と排出側ボデー110との嵌合組み付けが不充分になることを防止できる。しかも、係止突起114と係止孔54との係止により、固定部80が弾性変形されつつ密着狭持された状態を維持できるため、バルブシート78の固定状態を維持できると共にジョイントボデー106のシール性を維持できる。

[0107]

なお、本実施の形態では、逆止弁76をバルブシート78と圧縮コイルスプリング88とで構成したが、圧縮コイルスプリングがなくてもバルブシートの固定部及び接続部の付勢力のみによって弁体による連通口の必要閉塞力を確保できる場合(ウォッシャポンプが停止しているときに連通口から連絡路への洗浄液の流出及び連絡路から連通口への洗浄液の流出を阻止できる場合)等には、圧縮コイルスプリングを省略して逆止弁をバルブシートのみで構成してもよい。この場合、逆止弁を構成する部品がバルブシートのみであって極めて少なく、これにより、部品点数及び組付工数を一層低減できて、コストを一層低減できる。

[0108]

さらに、図9に示すホースジョイントとしての分岐ジョイント150の如く、 逆止弁76に変えて、図6と同様の逆止弁96を使用した構成としてもよい。こ の場合、狭持板50の上面と連絡部112の下面との間には、図6と同様のOリ ング98が弾性変形状態で密着狭持されており、これにより、ジョイントボデー 106がシールされる。

[0109]

また、本実施の形態では、分岐ジョイント100 (ホースジョイント)の排出 側ボデー110に複数の排出部122及び排出口126を設けた構成としたが、 ホースジョイントの排出側ボデーに1つの排出部及び排出口を設けた構成として もよい。

[0110]

さらに、本実施の形態では、内部に逆止弁76及びフィルタ部44が設けられていないウォッシャノズル104を使用した構成としたが、内部に逆止弁76及びフィルタ部44が設けられた第1の実施の形態に係るウォッシャノズル10を使用した構成としてもよい。

[0111]

また、上記第1の実施の形態及び第2の実施の形態では、嵌入孔38内においてフィルタ部44をロアボデー32または供給側ボデー108と一体成形した構成としたが、フィルタ部44をフィルタ盤として嵌入孔38内に圧入嵌合した構成としてもよい。

[0112]

さらに、上記第1の実施の形態のウォッシャノズル10では、ロアボデー32とアッパボデー56とが嵌合組み付けされて係止孔54と係止突起60とにより嵌合を係止する構成とし、上記第2の実施の形態の分岐ジョイント100(ホースジョイント)では、供給側ボデー108と排出側ボデー110とが嵌合組み付けされて係止孔54と係止突起114とにより嵌合を係止する構成としたが、これに限定されるものでなく、ロアボデーとアッパボデーとをまたは供給側ボデーと排出側ボデーとを超音波溶着によって液密に溶着する構成であってもよい。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズルを示す一部破断した側面図である。

【図2】

本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズルの逆止弁が作動された際の ウォッシャノズルの状況を示す一部破断した側面図である。

【図3】

本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズルにおけるロアボデーを示す

平面図である。

【図4】

(A) 乃至(C) は、本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズルにおけるバルブシートを示す図であり、(A) は、バルブシートの平面図であり、(B) は、バルブシートの断面図であり、(C) は、バルブシートの底面図である。

【図5】

本発明の第1の実施の形態に係るウインドウガラス洗浄機構を示す概略図である。

【図6】

本発明の第1の実施の形態に係るウォッシャノズルの変形例を示す一部破断した側面図である。

【図7】

本発明の第2の実施の形態に係る分岐ジョイントを示す断面図である。

【図8】

本発明の第2の実施の形態に係る分岐ジョイントを示す側面図である。

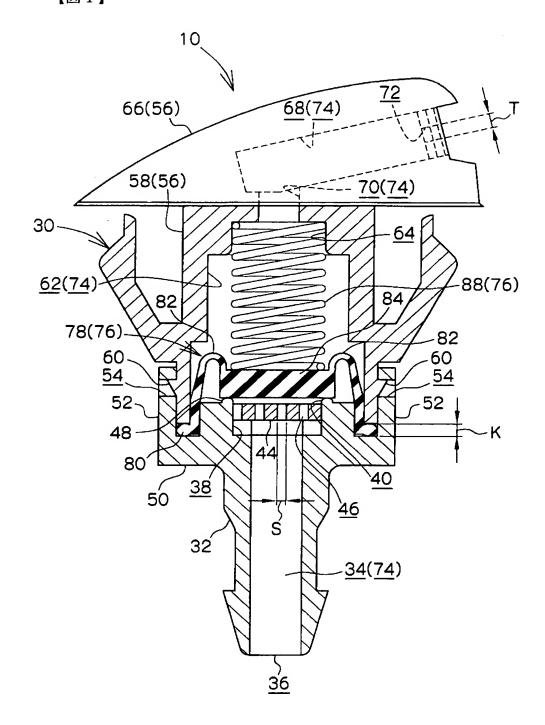
【図9】

本発明の第2の実施の形態に係る分岐ジョイントの変形例を示す一部破断した 側面図である。

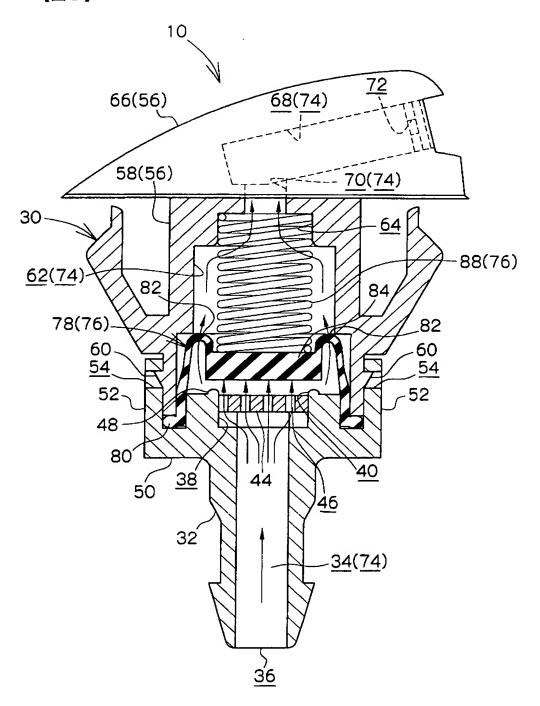
【符号の説明】

10 ウォッシャノズル、16 洗浄液(液体)、20 供給側ホース、28 排出側ホース、30 ノズルボデー、32 ロアボデー、36 供給口、40 連通口、44 フィルタ部、48 弁座、54 係止孔(係止部)、56 アッパボデー、60 係止突起(被係止部)、72 噴射口、74 水路、76 逆止弁、80 固定部、82 接続部、84 弁体、86 流路、88 圧縮コイルスプリング(スプリング)、90 ウォッシャノズル、96 逆止弁、10 分岐ジョイント(ホースジョイント)、106 ジョイントボデー、108 供給側ボデー、110 排出側ボデー、114 係止突起(被係止部)、12 6 排出口、128 水路、150 分岐ジョイント(ホースジョイント)

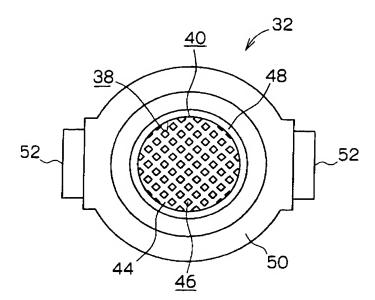
【書類名】図面【図1】



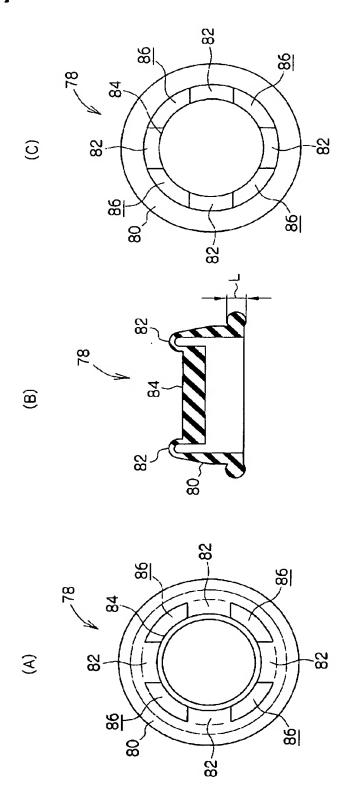
【図2】

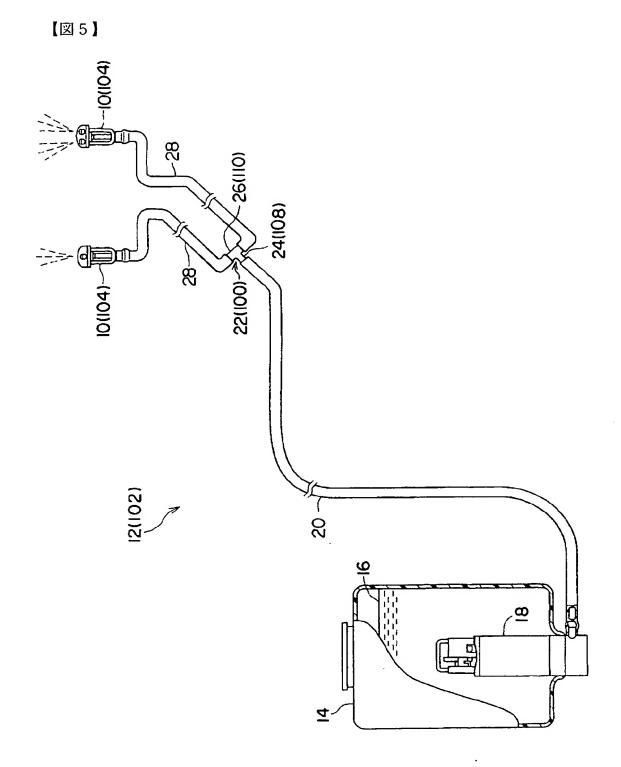


【図3】

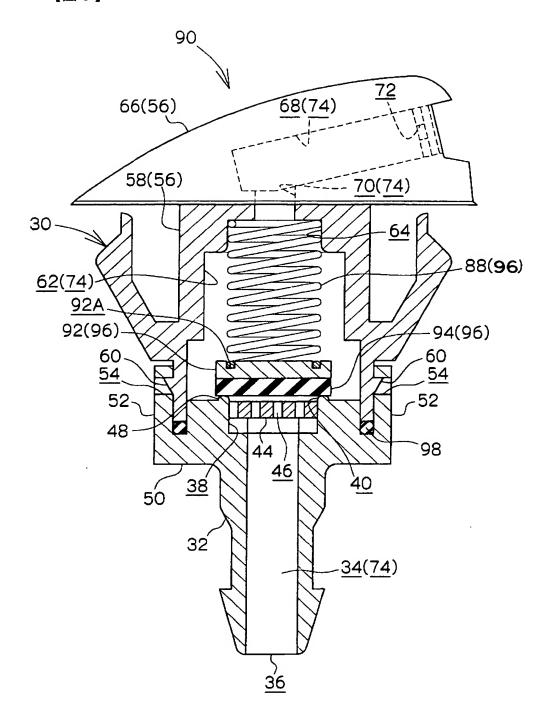


【図4】

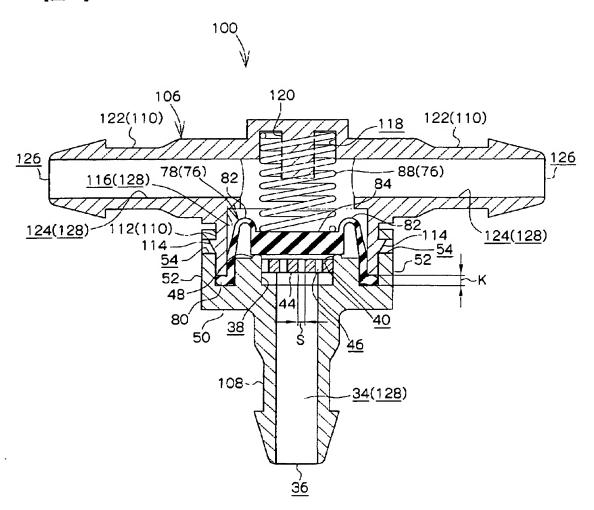




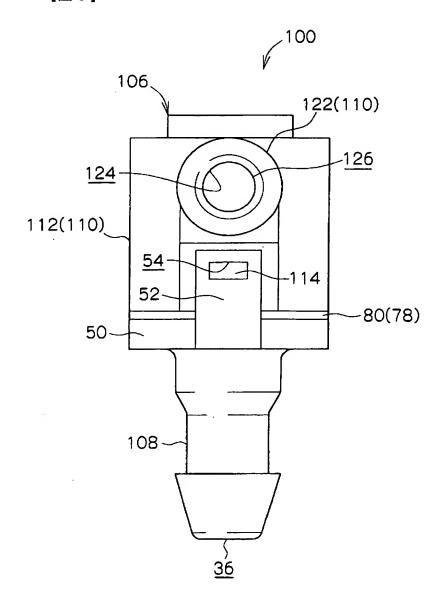
【図6】



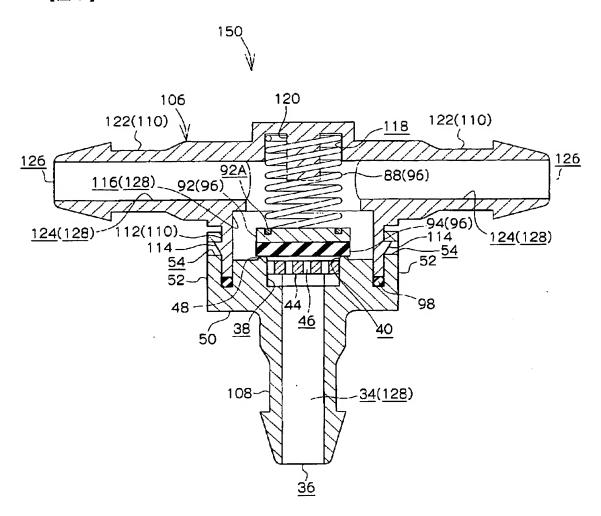




【図8】



【図9】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 逆止弁の機能の低下を防止できるウォッシャノズルを得る。

【解決手段】 ウォッシャノズル10では、洗浄液が供給口36から供給路34を介して連通口40に供給されると、洗浄液の流圧によりバルブシート78の弁体84が連通口40を開放する。このため、洗浄液が、連絡路62へ流入され、さらに、バルブシート78の流路、誘導路70及び噴射路68を経て噴射口72から噴射される。また、嵌入孔38内のフィルタ部44が洗浄液16内の異物の通過を阻止するため、噴射口72の目詰まりを防止できる。ここで、フィルタ部44が水路74のバルブシート78より供給口36側に設けられている。これにより、フィルタ部44で通過を阻止された洗浄液16内の異物によって、バルブシート78の動作が妨げられたり、バルブシート78の閉塞性が悪化されてしまうこと等を防止でき、バルブシート78の機能が低下されることを防止できる。

【選択図】 図1

特願2003-095746

出願人履歴情報

識別番号

[000101352]

1. 変更年月日 [変更理由]

1990年 8月23日

住所

新規登録 静岡県湖西市梅田390番地

氏 名 アスモ株式会社